(19) 日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2003-223480 (P2003-223480A)

(43)公開日 平成15年8月8日(2003.8.8)

(51) Int.Cl.7	識別記号	<b>F</b> I	テーマコード( <del>参考</del> )
G06F 17/50	680	G06F 17/50	680Z 5B046
	608		608G
	612		612H

審査請求 未請求 請求項の数8 OL (全 8 頁)

(21)出願番号	特願2002-19777(P2002-19777)	(71)出顧人	000000033
			旭化成株式会社
(22)出顧日	平成14年1月29日(2002.1.29)		大阪府大阪市北区堂島浜1丁目2番6号
		(72)発明者	佐々木 貴徳
			神奈川県川崎市川崎区夜光1丁目3番1号
			旭化成株式会社内
		(72)発明者	山本 敏治
			神奈川県川崎市川崎区夜光1丁目3番1号
	_		旭化成株式会社内
	·	(74)代理人	100066784
			弁理士 中川 周吉 (外1名)

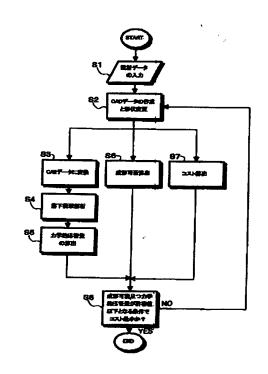
最終頁に続く

## (54) 【発明の名称】 最適形状の設計方法及び設計システム

### (57)【要約】

【課題】 本発明は、構造物の最適形状を容易且つ的確 に設計することが可能な最適形状の設計方法及びこれを 用いた最適形状の設計システムを提供することを可能に することを目的としている。

【解決手段】 CAD部2 bにより定義された構造物のCADデータMと、CAE構造解析部2 dにより検出された力学的応答量と、製作可否判断部2 eにより判断された製作可否情報と、コスト算出部2 fにより検出された製作可不情報との相関関係を検出し、該相関関係に基づいて力学的応答量が構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能で、且つ最小製作コストとなるように構造物の最適形状が検出されるまで構造物のCADデータMを変更し、その変更したCADデータMに基づいて前記相関関係を更新し、その更新された相関関係に基づいて構造物の最適形状を検出する最適化制御部2 a を設けて構成したことを特徴とする。



### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 構造物の設計データに基づいて作成され た該構造物のCADデータをCAEデータに変換し、 前記CAEデータに変換された構造物形状についてCA E構造解析により力学的応答量を検出すると共に、前記 CADデータとして定義された構造物形状について製作 可否を判断し、

前記構造物のCADデータと、前記力学的応答量と、前 記製作可否との相関関係を検出し、

前記相関関係に基づいて前記力学的応答量が前記構造物 10 の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように前記機 造物の最適形状が検出されるまで前記構造物のCADデ ータを変更し、

その変更した前記構造物のCADデータに基づいて該構 造物のCADデータと、前記力学的応答量と、前記製作 可否との相関関係を更新し、その更新された相関関係に 基づいて前記力学的応答量が前記構造物の設計条件を満 足し、且つ製作可能となるように前記構造物の最適形状 を検出することを特徴とする最適形状の設計方法。

【請求項2】 構造物の設計データに基づいて作成され 20 た該構造物のCADデータをCAEデータに変換し、 前記CAEデータに変換された構造物形状についてCA E構造解析により力学的応答量を検出すると共に、前記 CADデータとして定義された構造物形状について製作 可否を判断すると共に、前記CADデータとして定義さ れた構造物形状について製作コストを検出し、

前記構造物のCADデータと、前記力学的応答量と、前 記製作可否及び前記製作コストとの相関関係を検出し、 前記相関関係に基づいて前記力学的応答量が前記構造物 の設計条件を満足し、且つ製作可能で、且つ最小製作コ ストとなるように前記構造物の最適形状が検出されるま で前記構造物のCADデータを変更し、

その変更した前記構造物のCADデータに基づいて、該 構造物のCADデータと、前記力学的応答量と、前記製 作可否及び前記製作コストとの相関関係を更新し、その 更新された相関関係に基づいて前記力学的応答量が前記 構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能で、且つ最小 製作コストとなるように前記構造物の最適形状を検出す ることを特徴とする最適形状の設計方法。

【請求項3】 前記構造物は成形金型を用いて製作され 40 る物品であって、該物品と成形金型とを離型する際に抜 き方向に対して垂直な複数の平面で分割される各断面の 断面形状の外周が該抜き方向から投影して交差しないと とで製作可能を判断することを特徴とする請求項1また は請求項2に記載の最適形状の設計方法。

【請求項4】 前記構造物は緩衝包装に使用する緩衝材 であって、被緩衝物に生じる最大減速度を前記力学的広 答量として検出することを特徴とする請求項1~3のい ずれか1項に記載の最適形状の設計方法。

٤.

前記入力手段により入力された構造物の設計データに基 づいて構造物形状を定義するCAD手段と、

前記CAD手段により定義された構造物のCADデータ をCAEデータに変換するCAD/CAE変換手段と、 前記CAEデータに変換された構造物形状について力学 的応答量を検出するCAE構造解析手段と、

前記CAD手段により定義された構造物形状について製 作可否を判断する製作可否判断手段と、

前記CAD手段により定義された構造物のCADデータ と、前記CAE構造解析手段により検出された力学的応 答量と、前記製作可否判断手段により判断された製作可 否情報との相関関係を検出し、該相関関係に基づいて前 記力学的応答量が前記構造物の設計条件を満足し、且つ 製作可能となるように前記構造物の最適形状が検出され るまで前記構造物のCADデータを変更し、その変更し た前記構造物のCADデータに基づいて該構造物のCA Dデータと、前記力学的応答量と、前記製作可否との相 関関係を更新し、その更新された相関関係に基づいて前 記力学的応答量が前記構造物の設計条件を満足し、且つ 製作可能となるように前記構造物の最適形状を検出する 最適化制御手段と、

前記最適化制御手段により検出された前記構造物の最適 形状を出力表示するための表示手段と、

を有することを特徴とする最適形状の設計システム。 【請求項6】 構造物の設計データを入力する入力手段 Ł.

前記入力手段により入力された構造物の設計データに基 づいて構造物形状を定義するCAD手段と、

前記CAD手段により定義された構造物のCADデータ をCAEデータに変換するCAD/CAE変換手段と、 前記CAEデータに変換された構造物形状について力学 的応答量を検出するCAE構造解析手段と、

前記CAD手段により定義された構造物形状について製 作可否を判断する製作可否判断手段と、

前記CAD手段により定義された構造物形状について製 作コストを検出するコスト算出手段と、

前記CAD手段により定義された構造物のCADデータ と、前記CAE構造解析手段により検出された力学的応 答量と、前記製作可否判断手段により判断された製作可 否情報と、前記コスト算出手段により検出された製作コ スト情報との相関関係を検出し、該相関関係に基づいて 前記力学的応答量が前記構造物の設計条件を満足し、且 つ製作可能で、且つ最小製作コストとなるように前記構 造物の最適形状が検出されるまで前記構造物のCADデ ータを変更し、その変更した前記構造物のCADデータ に基づいて該構造物のCADデータと、前記力学的応答 置と、前記製作可否及び前記製作コストとの相関関係を 更新し、その更新された相関関係に基づいて前記力学的 【請求項5】 構造物の設計データを入力する入力手段 50 応答量が前記構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能

3

で、且つ最小製作コストとなるように前記構造物の最適 形状を検出する最適化制御手段と、

前記最適化制御手段により検出された前記構造物の最適形状を出力表示するための表示手段と、

を有することを特徴とする最適形状の設計システム。

【請求項7】 前記構造物は成形金型を用いて製作される物品であって、前記製作可否判断手段は該物品と成形金型とを離型する際に抜き方向に対して垂直な複数の平面で分割される各断面の断面形状の外周が該抜き方向から投影して交差しないことで製作可能を判断することを 10特徴とする請求項5または請求項6に記載の最適形状の設計システム。

【請求項8】 前記構造物は緩衝包装に使用する緩衝材であって、前記CAE構造解析手段は被緩衝物に生じる最大減速度を前記力学的応答量として検出することを特徴とする請求項5~7のいずれか1項に記載の最適形状の設計システム。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、構造物の最適形状 20 の設計方法及び設計システムに関するものである。

[0002]

【従来の技術】従来、構造物の最適形状の設計においては、構造物各部の寸法や形状関数を設計変数とし、その設計変数を変えてCAE構造解析を行って最適形状を探索する設計方法が採られている。

【0003】この従来の設計方法においては、当該設計変数はCAEデータに含まれる節点の座標で定義され、 当該節点座標を移動させることにより最適形状を求める 手法が採られている。

【0004】また、緩衝包装における緩衝材の設計では、板状緩衝材の緩衝性能データを参考にした設計者の 勘や経験に頼った設計方法が一般的であり、CADは用いているもののCAE構造解析を併用し、且つ成型可否 及び製作コストを含めた最適化を行える最適形状の設計 システムは存在しない。

[0005]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、前述の 従来技術のように、設計変数をCAEデータに含まれる 節点の座標で定義し、当該節点座標を移動させることに より最適形状を求める手法においては、最終的に求まる 最適形状はCAEデータとして表現されることになる。

【0006】そのため、図面や製作用のCADデータを 作成するにはCAEデータを再度CADデータに変換す る必要がある。しかし、このCAEデータをCADデー タに自動変換するプログラムは無く、設計者が手作業で 行っているのが現状である。

【0007】また、CAEデータに含まれる節点の座標を移動させることで形状を変更させるため、要素数が変わらず、歪んだ要素が発生し、CAE構造解析における50

解析精度が悪化する可能性があると共に複雑な形状変更 に対応出来ない場合がある。

【0008】また、強度といった力学的な諸量を制約条件にして構造物の体積を最小にする最適形状の設計は様々な分野で行われているが、成型性の可否及び製作コストを同時に扱った最適形状の設計システムは無く、力学的な最適形状を求めてから成型性やコストを評価し、妥当かどうかを判断する手法が一般的であり、必要に応じて形状の制約条件を再度見直し、再度最適化計算を行う場合があった。

【0009】本発明は前記課題を解決するものであり、その目的とするところは、構造物の最適形状を容易且つ的確に設計することが可能な最適形状の設計方法及びこれを用いた最適形状の設計システムを提供せんとするものである。

[0010]

40

【課題を解決するための手段】前記目的を達成するため の本発明に係る最適形状の設計方法の代表的な構成は、 構造物の設計データに基づいて作成された該構造物のC ADデータをCAEデータに変換し、前記CAEデータ に変換された構造物形状についてCAE構造解析により 力学的応答量を検出すると共に、前記CADデータとし て定義された構造物形状について製作可否を判断し、前 記構造物のCADデータと、前記力学的応答量と、前記 製作可否との相関関係を検出し、前記相関関係に基づい て前記力学的応答量が前記構造物の設計条件を満足し、 且つ製作可能となるように前記構造物の最適形状が検出 されるまで前記構造物のCADデータを変更し、その変 更した前記構造物のCADデータに基づいて該構造物の 30 CADデータと、前記力学的応答量と、前記製作可否と の相関関係を更新し、その更新された相関関係に基づい て前記力学的応答量が前記構造物の設計条件を満足し、 且つ製作可能となるように前記構造物の最適形状を検出 することを特徴とする。

【0011】本発明は、上述の如く構成したので、構造物のCADデータと、該CADデータからCAEデータに変換された構造物形状についてCAE構造解析により検出された力学的応答量と、製作可否との相関関係を検出し、その相関関係に基づいて力学的応答量が構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように構造物の最適形状が検出されるまで構造物のCADデータを変更し、その変更した構造物のCADデータに基づいて該構造物のCADデータと、力学的応答量と、製作可否との相関関係を更新し、その更新された相関関係に基づいて力学的応答量が構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように構造物の最適形状を検出することが出来る。

【0012】また、本発明に係る最適形状の設計システムの代表的な構成は、構造物の設計データを入力する入

40

.

力手段と、前記入力手段により入力された構造物の設計 データに基づいて構造物形状を定義するCAD手段と、 前記CAD手段により定義された構造物のCADデータ をCAEデータに変換するCAD/CAE変換手段と、 前記CAEデータに変換された構造物形状について力学 的応答量を検出するCAE構造解析手段と、前記CAD 手段により定義された構造物形状について製作可否を判 断する製作可否判断手段と、前記CAD手段により定義 された構造物のCADデータと、前記CAE構造解析手 段により検出された力学的応答量と、前記製作可否判断 **手段により判断された製作可否情報との相関関係を検出** し、該相関関係に基づいて前記力学的応答量が前記構造 物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように前記 構造物の最適形状が検出されるまで前記構造物のCAD データを変更し、その変更した前記構造物のCADデー タに基づいて該構造物のCADデータと、前記力学的応 答量と、前記製作可否との相関関係を更新し、その更新 された相関関係に基づいて前記力学的応答量が前記構造 物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように前記 構造物の最適形状を検出する最適化制御手段と、前記最 20 適化制御手段により検出された前記構造物の最適形状を 出力表示するための表示手段とを有することを特徴とす

【0013】本発明は、上述の如く構成したので、入力 手段により入力された構造物のCADデータと、CAD /CAE変換手段によりCADデータからCAEデータ に変換された構造物形状についてCAE構造解析手段に より検出された力学的応答量と、製作可否判断手段によ り判断された製作可否情報との相関関係を検出し、その 相関関係に基づいて力学的応答量が構造物の設計条件を 満足し、且つ製作可能となるように構造物の最適形状が 検出されるまで構造物のCADデータを変更し、その変 更した構造物のCADデータに基づいて該構造物のCA Dデータと、力学的応答量と、製作可否との相関関係を 更新し、その更新された相関関係に基づいて力学的応答 量が構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるよ **ろに最適化制御手段が構造物の最適形状を検出し、表示** 手段により、その構造物の最適形状を出力表示すること が出来る。これにより、構造物の最適形状を容易且つ的 確に設計することが出来る。

## [0014]

【発明の実施の形態】図により本発明に係る最適形状の設計方法及び設計システムの一例として緩衝包装に使用する緩衝材の最適形状の設計方法及び設計システムに適用した場合の一実施形態を具体的に説明する。図1は本発明に係る最適形状の設計システムの概略構成を示すブロック図、図2は最適形状検出時の処理手順の一例を示すプローチャート、図3は緩衝材の設計初期段階での形状をCADデータで示した図、図4は図3に示すCADデータをCAEデータに変換した様子を示す図、図5は

構造物のCADデータと、力学的応答量と、製作可否と、製作コストとの相関関係を示す図、図6は最適形状を求める過程において設計条件を満足しない緩衝材の形状の一例をCADデータで示した図、図7は緩衝材の最適形状の一例をCADデータで示した図である。

【0015】図1において、1は設計対象の構造物として、成形金型を用いて製作される物品であって緩衝包装に使用する緩衝材を設計するために必要とする設計データを入力するための入力手段としての入力装置であって、パーソナルコンピュータ等に設けられたキーボードやマウス或いはインターネット等の通信回線を介して設計データを入力可能な入力装置である。

【0016】2は入力装置1により入力された設計データに基づいて所定の演算処理を行って構造物である緩衝材の最適形状を演算する演算処理装置であり、3は演算処理装置2で演算された緩衝材の最適形状を出力表示するための表示手段となるCRT(ブラウン管)或いはブリンタ等の表示装置であって、この表示装置3はデータベース・ファイル等に格納された設計結果を読み込んで出力表示する機能も備えている。

【0017】演算処理装置2は、その演算処理部で行う 演算処理を制御し、構造物である緩衝材の最適形状を検 出する最適化制御手段となる最適化制御部2 a と、入力 装置1により入力された構造物となる緩衝材の設計デー タに基づいて該緩衝材の構造物形状を定義するCAD手 段となるCAD部2bと、このCAD部2bで定義され た構造物となる緩衝材のCADデータをCAEデータに 変換するCAD/CAE変換手段となるCAD/CAE変 換部2cと、このCAEデータに変換された緩衝材の構 造物形状についてCAE構造解析により力学的応答量を 検出するCAE構造解析手段となるCAE構造解析部2 dと、CAD部2bで定義された緩衝材の構造物形状に ついて製作可否を判断する製作可否判断手段となる製作 可否判断部2 e と、CAD部2 b で定義された緩衝材の 構造物形状について製作コストを検出するコスト算出手 段となるコスト算出部2 f 等を有して構成されている。 【0018】最適化制御部2aでは、図5に示して後述 するように、CAD部2bで構造物となる緩衝材の設計 データに基づいて作成されたCADデータと、CAE構 造解析部2dで検出された力学的応答量と、製作可否判 断部2 e で判断された製作可否情報と、コスト算出部2 f で検出された製作コスト情報との相関関係を検出する と共に、この相関関係に基づいて製作可能で且つ力学的 応答量が緩衝材の設計条件を満足し、且つ最小製作コス トとなるような緩衝材の最適形状が検出されるまで該緩 衝材のCADデータを変更し、その変更したCADデー タに基づいて、該CADデータと、CAE構造解析部2 dで新たに検出された力学的応答量と、製作可否判断部 2 e で再度判断された製作可否情報と、コスト算出部2 fで新たに検出された製作コスト情報とに基づいて先の

R

相関関係を更新し、その更新された相関関係に基づいて 力学的応答量が緩衝材の設計条件を満足し、且つ製作可 能で、且つ最小製作コストとなるように構造物である緩 衝材の最適形状を検出する最適化演算処理を行う。

7

【0019】本実施形態では、製作可否判断部2eにより製作可能を判断する場合、緩衝材と成形金型とを離型する際に図3、図6及び図7に示す抜き方向aに対して垂直な複数の平面で分割される各断面の断面形状の外周が該抜き方向aから投影して交差しないことで製作可能を判断している。

【0020】また、CAE構造解析部2dにより検出する力学的応答量の一例として、本実施形態では緩衝材により包装される被緩衝物に生じる最大減速度を検出するように設定している。

【0021】次に、図2を用いて、本発明に係る最適形 状の設計方法により構造物となる緩衝材の最適形状が検 出されるまでの処理手順の一例について説明する。先 ず、ステップS1において、入力装置1としてキーボー ド或いはインターネット等の通信回線等を経由して、設 計対象の構造物となる緩衝材の設計データを入力する。 【0022】例えば、緩衝包装用の緩衝材の最適形状を 設計する場合には、設計データとして、被緩衝物の形 状、重量、落下高さ、落下方向、設計許容値(例えば、 被緩衝物に生じる最大減速度、最大応力、最大歪み、緩 衝材に生じる最大応力、最大歪み、及び反発係数等の機 械的応答量の許容値等)、被緩衝物(包装される物 品)、外箱及び緩衝材に使用する素材の機械的物性値 (例えば、応力・歪み曲線、ポアソン比、密度等) を入 力する。また、段ボール箱等の外箱の寸法、外箱に収め る被緩衝物の位置等も必要に応じて設計条件として入力 30 する。

【0023】尚、被緩衝物、外箱、緩衝材に使用する素材の機械的物性値は、それ等の各種データを格納した記憶装置或いはデータベース・ファイルを用意しておき、 とこから、用いる素材に応じて機械的物性値を検索し、 これを利用するようにしても良い。

【0024】演算処理装置2ではこれ等の設計データが入力されると、ステップS2に移行し、緩衝材の設計初期形状をCAD部2bを用いて、例えば、図3に示すようなCADデータM1を作成する。このときに、設計変数となる形状データ(例えば、寸法、角度、リブや穴の有無等)を定義しておく。尚、この設計初期形状は新たに作成する方法以外に、先に設計した事例のCADデータMをデータベース等から選択して使用しても良い。

【0025】次いで、ステップS3、ステップS6及びステップS7に移行し、ステップS1で入力された設計 データ及びステップS2で定義したCADデータMについて以下の処理を夫々のステップS3、S6、S7で行う。

[0026] 先ず、ステップS3では、CAD/CAE

変換部2cによりステップS2で定義したCADデータ MをステップS1で入力された設計データを含めてCA E構造解析に用いるCAEデータNに変換する。これに より、例えば、図4に示すCAEデータN,が得られ る。

【0027】CAD/CAE変換部2cに設けられるCADデータMをCAEデータNに変換するプログラムには、例えば、Simulation Works,Inc.製のKUBRIX(商品名)といった汎用自動要素分割プログラムが適用される。

【0028】次いで、ステップS4 に移行し、CAE構造解析部2dにおいてステップS3で作成されたCAEデータNに対して落下衝撃解析を実行する。この落下衝撃解析には、例えば、Hibbitt,Karlsson&Sorensen,Inc.製のABAQUS(商品名)、MECALOG S.A.R.L.製のRADIOSS(商品名)、Livermore Software Technology Corporation製のLS-DYNA(商品名)、Engineering Systems International S.A.製のPAM-CRASH(商品名)といった汎用CAEプログラムが適用される。

20 【0029】次いで、ステップS5に移行し、前記ステップS4で実行された落下衝撃解析の結果から被緩衝物に生じる最大減速度等といった設計許容値との大小を比較する力学的応答量を算出する。この力学的応答量の算出には、上記汎用CAEプログラムに備わっているポストプロセッサを適用したり、解析結果をテキストデータで出力させ当該データを編集するプログラムを作成して使用しても良い。

【0030】一方、ステップS6では、製作可否判断部2eにおいて、前記ステップS2で定義したCADデータMに対し、成形金型を用いて製作される場合の離型のための抜き勾配が適切に施されているか否かを判断することにより製作可否を判断する。

【0031】この成形可否判断は抜き方向aと垂直な複数の平面で分割した緩衝材の各々の断面が該抜き方向aに対して、その断面積が徐々に小さくなり且つ断面の外周或いは内周が抜き方向aから見たときに他の断面の外周或いは内周と交差していないことを調べるプログラムを用いたり、或いは一部のCADソフト(例えば、Solid Works Corporation製のSolid Works;商品名)に備わっている抜き勾配確認機能を適用しても良い。

【0032】また、ステップS7では、コスト算出部2 fにおいて、前記ステップS2で定義したCADデータ Mに対して製作コストを算出する。例えば、緩衝材とし てビーズ発泡成型品を使用する場合には、材料費として 素材使用量に相当するCADデータMの体積に素材単価 を乗じた値、加工費として成形機のランニングコスト等 が適用され、製作コストが算出される。

【0033】また、緩衝材として押出発泡品を使用する場合には、材料費として原反単価を板取りを考慮した原 50 反取数で割った値、加工費としてカット費、熱貼加工 費、抜き型代等が適用され、製作コストが算出される。 【0034】そして、ステップS8に移行し、ステップS5、ステップS6及びステップS7で算出された力学的応答量、製作可否情報、製作コスト情報を用いて、図3に示すCADデータM,の設計変数と力学的応答量、製作可否及び製作コストとの相関関係を、例えば、図5に示すグラフのように導き、この相関関係に基づいて製作可能で且つ力学的応答量が設計対象の緩衝材の設計許容値を満足し、且つ製作コストが最小となる緩衝材の最適形状を求める。

【0035】設計対象の緩衝材の最適形状を求める過程において、例えば、図5及び図6に示すCADデータM2のように設計条件を満足しない(製作不可能、力学的応答量が設計許容値を超える)、或いは製作コストがより安価になる緩衝材形状が存在し得る場合には最適形状が求まるまでステップS8から前記ステップS2に移行し、図5に示すように、CADデータMを変更して力学的応答量、製作可否及び製作コストとの相関関係を更新し、最終的に最適形状を求める。

【0036】図5は図3に示すCADデータM₁から開始して、順次、CADデータM2、M3、…、M8と変更し、9回目に、例えば、図7に示すような緩衝材の最適形状のCADデータMoptが得られた様子を示す。設計対象の緩衝材の最適形状を求める最適化制御部2aには、例えば、Engineous Software Inc.製のiSight(商品名)といった汎用最適化プログラムが適用される。

【0037】本実施形態では、設計変数としてCADデータMを用いているため、求められた最適形状に対して、その図面や機械加工用のNCデータを作成する作業が容易となる。

【0038】また、形状が変更される度にCADデータ Mについて要素分割を行うため、歪んだ要素が発生しに くく、CAE構造解析における解析精度が悪化する可能 性が低く、リブや穴を増やすといった複雑な形状変更に も容易に対応出来る。

【0039】更に、力学的応答量だけではなく、製作可否や製作コストも最適化の条件に加えているため、加工性、経済性も含めたより生産性の高い最適形状を得るととが出来る。

【0040】尚、前記実施形態では、構造物として緩衝 40 材を適用した場合について説明したが、本発明はこれに 限るものではなく、他の種々の構造物であっても適用することが出来る。この場合には設計対象とする構造物に 応じて、CAE構造解析部2dに用いる汎用のCAEプログラムを変更し、評価対象の力学的応答量と製作コス

10

ト算出方法等を変更すれば良い。

[0041]

【発明の効果】本発明は、上述の如き構成と作用とを有するので、構造物のCADデータと、該CADデータからCAEデータに変換された構造物形状についてCAE構造解析により検出された力学的応答量と、製作可否との相関関係を検出し、その相関関係に基づいて力学的応答量が構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように構造物の最適形状が検出されるまで構造物のCADデータに基づいて該構造物のCADデータと、力学的応答量と、製作可否との相関関係を更新し、その更新された相関関係に基づいて力学的応答量が構造物の設計条件を満足し、且つ製作可能となるように構造物の最適形状を検出することで、構造物の最適形状を容易且つ的確に設計することが出来る。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に係る最適形状の設計システムの概略構成を示すブロック図である。

20 【図2】最適形状検出時の処理手順の一例を示すフローチャートである。

【図3】緩衝材の設計初期段階での形状をCADデータ で示した図である。

【図4】図3に示すCADデータをCAEデータに変換した様子を示す図である。

【図5】構造物のCADデータと、力学的応答量と、製作可否と、製作コストとの相関関係を示す図である。

【図6】最適形状を求める過程において設計条件を満足しない緩衝材の形状の一例をCADデータで示した図で30 ある。

【図7】緩衝材の最適形状の一例をCADデータで示した図である。

【符号の説明】

1…入力装置

2…演算処理装置

2 a …最適化制御部

2b…CAD部

2 c ··· C A D/C A E 変換部

2d…CAE構造解析部

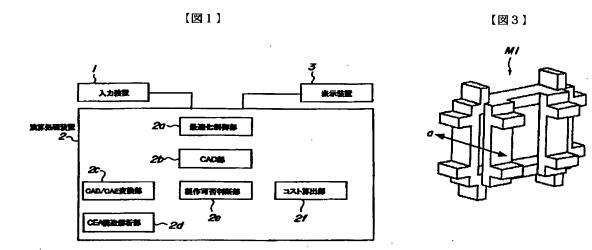
10 2 e …製作可否判断部

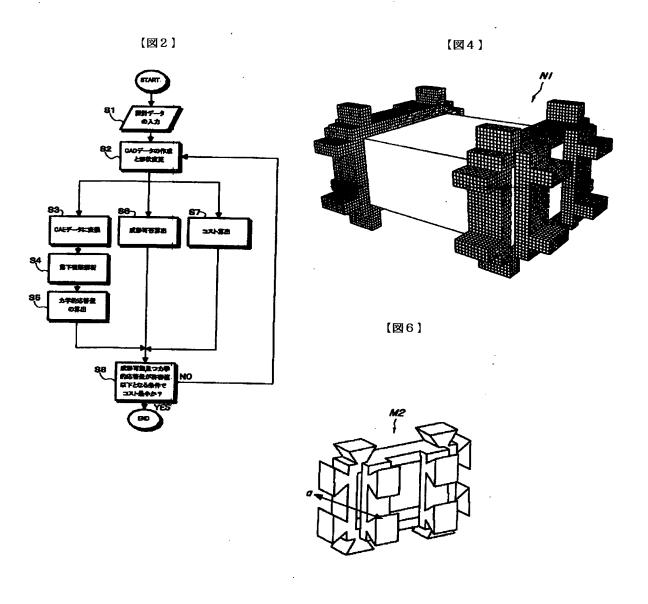
2f…コスト算出部

3…表示装置

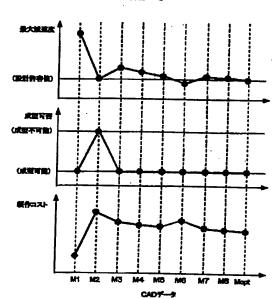
M, M₁~M₅, Mopt···CADデータ

N, N, ··· CAE データ

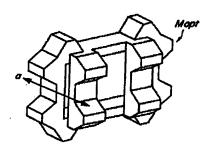




【図5】



【図7】



フロントページの続き

(72)発明者 深沢 義人

三重県鈴鹿市平田中町1番1号 旭化成株式会社内

Fターム(参考) 5B046 AA00 DA01 JA08